

STATUSI.

Doc Ref. FP28 Appl. No. 10/597,506

# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2002-054698

(43)Date of publication of

20.02.2002

application:

(51)Int.Cl.

F16H 1/28 B60K 17/04

(21) Application

2000-238792

(71)

SEIREI IND CO LTD

number:

Applicant :

(22) Date of filing:

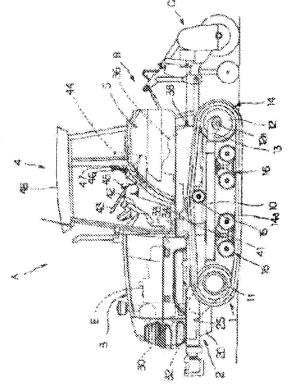
07.08.2000

(72)Inventor: SHIMADA TAKANOBU

# (54) TRAVELING VEHICLE

# (57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To reduce the size and manufacturing cost of a planetary gear mechanism. SOLUTION: Each planetary gear mechanism has a structure where a ring gear is rotatably mounted on a sun gear transmission shaft mounted with a sun gear, a carrier is rotatably mounted, in an opposite relation to the ring gear, on a driveshaft disposed coaxially with the sun gear transmission shaft and mounted with an input gear, a plurality of planet gears are arranged rotatably via planet gear support shafts between the carrier and the ring gear, and a large-diameter gear meshed with the sun gear and a small-diameter gear meshed with the input gear are integrally molded on the planet gears.



# (19)日本国特許广(JP) (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2002-54698 (P2002-54698A)

(43)公開日 平成14年2月20日(2002.2.20)

(51) Int.CL?

識別記号

FI

チーマコート\*(参考)

F16H 1/28

B60K 17/04

F16H 1/28

3D039

B60K 17/04

H 3J027

# 審査請求 未請求 請求項の数2 〇L (全 7 頁)

(21)出願番号

特爾2000-238792(P2000-238792)

(22) 出顧日

平成12年8月7日(2000.8.7)

(71)出願人 000005164.

セイレイ工業株式会社

岡山県総山市江並428番地

(72)発明者 嶋田 孝信

岡山県岡山市江並428番地セイレイ工業株

式会社内

(74)代理人 100080160

弁理士 松尾 憲一郎

Fターム(参考) 3D039 AA02 AA03 AA04 AA05 AB11

AB22 AC03 AC21 AC23 AC33

AC37 AD06 AD53

3J027 FA19 FA36 FB08 GB05 GC15

GC24 CD04 CD13 GE01 GE14

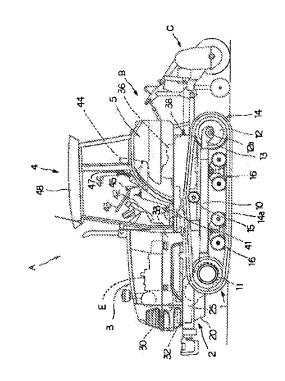
GE29

# (54) 【発明の名称】 走行車両

## (57)【要約】

【課題】遊星歯車機構のコンパクト化と製造コストの低 減化とを図ること。

【解決手段】各遊星菌車機構は、サンギヤを取り付けた サンギヤ伝動軸に、リングギヤを同転自在に取り付ける 一方、同サンギヤ伝動態と同一軸線上に配置しかつ入力 ギヤを取り付けた駆動軸に、キャリヤを上記リングギヤ と対向状態に回転自在に取り付けて、同キャリヤとリン グギヤとの間に複数の遊星ギヤを遊星ギヤ支軸を介して 回転自在に架設し、同遊星ギャにサンギャと噛合する大 径ギヤと、上記入力ギヤと噛合する小径ギヤとを一体成 形して構成した。



1

#### (特許請求の範囲)

【請求項1】 ミッションケース内に一対の遊星集事機 構(55,55)を設けて、各遊星歯車機構(55)により遊遊動 力伝選系(0)と旋時動力伝達系(4)との調転速度を合成し て、この合成組転速度により左右の走行部(1.1)を開別 に駆動すべく構成した走行車両において、

各遊量歯車機構(56)は、サンギヤ(62)を取り付けたサンギヤ伝動軸(56)に、リングギヤ(58)を胸転自在に取り付ける一方、同サンギヤ伝動軸(56)と同一軸線上に配置しかつ入力ギヤ(65)を取り付けた素動軸(66)に、キャリヤ 10 (67)を上続リングギヤ(58)と対向状態に回転自在に取り付けて、同キャリヤ(67)とリングギヤ(58)との間に複数の遊泉ギヤ(68)を遊星ギヤ支軸(69)を介して回転自在に突殺し、印遊星ギヤ(68)にサンギヤ(62)と鳴合する大径ギヤ(68a)と、上記入力ギヤ(65)と聯合する小径ギヤ(68b)とを一体成形して構成したことを特徴とする走行車節。

【請求項2】 遊程ギヤ支軸(66)は、キャリヤ(67)とリングギヤ(58)とにそれぞれ符合させて形成した支輪挿通孔(76,71)中に圧入し、両端部に抜け止め用の止め輸(72)を取り付けたことを特徴とする請求項1 忽歳の走行車両。

#### (発明の辞組な説明)

[0001]

【発明の選する技術分野】本発明は、**走行車両に関す** る。

#### [0002]

【従来の技術】従来、走行車両の一形態として、ミッションケース内に一対の遊星歯車機構を設けて、各遊星歯車機構により直進動力伝達系と旋回動力伝達系との回転 30 速度を合成して、この合成回転速度により左右の走行部を個別に駆動すべく構成したものがある。

【0003】そして、遊星歯車機構は、図8に示すように、サンギヤaを取り付けたサンギヤ伝動軸bに、リングギヤcと内側キャリヤdとをそれぞれ回転自在に取り付ける一方、延サンギヤ伝動軸bと同一軸線上に配置した駆動軸eに、外側キャリヤfを回転自在に取り付けて、両内・外側キャリヤd、fの間に複数の遊星ギヤg、hを遊星ギヤ支軸iを介して回転自在に架設すると共に、同遊星ギヤ支熱iを内・外側キャリヤd、fに固定ボルト」によりワッシャnを介して固定し、遊星ギヤgにリングギヤcと一体成形した小径ギヤkを噛合させると共に、遊星ギヤhにサンギヤ伝動軸bに取り付けたサンギヤaを噛合させて構成している。

## [0004]

【発明が解決しようとする課題】ところが、上記した遊 星歯車機構は、未だ、次のような課題を有している。 【0005】 ①リングギヤcと内・外側キャリヤd.fが 同一軸線上に配置されるために、同軸線方向の幅が広幅 となって、コンパクト化が図れない。 【0006】 ②リングギヤェと一体成形した小径ギヤk に噛合する遊星ギヤgと、駆動軸eに取り付けた入力ギヤmに噛合する遊星ギヤhとをそれぞれ設けているために、かかる遊星ギヤの数(部品点数)が多くなっている。

【0007】 ②上記②のように多数個設けた遊星ギヤを 支持している遊星ギヤ支軸は、内・外側キャリヤd、fに 固定ボルトjによりワッシャnを介して固定しているた め、この点からも部品点数が多くなっている。

#### [0008]

【課題を解決するための手段】そこで、本発明では、ミッションケース内に一対の遊星儀里機構を設けて、各遊程儀里機構により直進動力伝達系と旋回動力伝達系との回転速度を合成して、この合成回転速度により左右の走行部を個別に駆動すべく構成した走行単両において。各遊星海車機構は、サンギヤを取り付けたサンギヤ伝動軸に、リングギヤを回転自在に取り付ける一方、同サンギヤ伝動軸に、キャリヤを上記リングギヤと対向状態に回転自在に取り付けて、同キャリヤとリングギヤとの間に複数の遊髪ギヤを遊星ギヤを強合する大径ギヤと、上記入力ギヤと鳴合する小径ギヤとを一体形形して構成したことを特徴とする走行車調を提供するものである。

【0009】また、本発明では、遊星ギヤ支輸は、キャリヤとリングギヤとにそれぞれ符合させて形成した支輸 領頭孔中に圧入し、両端部に抜け止め用の止め輪を取り 付けたことにも特徴を有する。

#### (0010)

【発明の実施の形態】以下に、本発明の実施の形態について説明する。

【0011】すなわち、本発明に係る走行車両は、ミッションケース内に一対の遊園歯車機構を設けて、各難見 歯車機構により直進動力伝達系と旋回動力伝達系との回 転速度を含成して、この台度回転速度により左右の走行 部を個別に駆動すべく維修している。

【0012】そして、星歯車機構は、サンギャを取り付けたサンギャ伝動軸に、リングギャを回転自在に取り付ける一方、同サンギャ伝動軸と同一軸線上に電腦しかつ入力ギャを取り付けた駆動軸に、キャリヤを上配リングギャと対向状態に回転自在に取り付けて、同キャリヤとリングギャとの間に複数の遅遅ギャを遊程ギャ支軸を介して回転自在に架設し、同遊童ギャにサンギャと融合する大径ギャと、上記入力ギャと味合する小径ギャとを一体販形して構成している。

【0013】しかも、遊選ギヤ支糖は、キャリヤとリン グギヤとにそれぞれ符合させて形成した支種挿通孔中に 圧入し、両端部に抜け止め用の止め輪を取り付けてい る。

50 [0014]

【実施例】以下に、本発明の実施例を、図面を参照しながら説明する。

【0015】図1及び図2に示すAは、本発明に係る走行車両であり、同走行車両Aは後部に昇降連結機構Bを具備して、同昇降連結機構Bに各種作業装置Cを連結して昇降させることができるようにしている。

【0016】そして、走行車両Aは、図1及び図2に示すように、左右一対のクローラ式の走行部1.1間に車体フレーム2を介設し、同車体フレーム2上の前部に原動機部3を配設し、同原動機部3の後方位置に運転部4を10配設し、利運転滞4の後方位置に燃料タンク5を配設している。

【0017】 走行部1は、前後方向に伸延する走行フレーム10の前端部に駆動輪11を後述する前部ミッションケース25を介して取り付ける一方、後端部に従動輪12をアイドラフォーク13を介して取り付け、これら駆動輪11と従動輪12との間に履帯14を巻回している。11aは駆動輪支輔、12aは従動軸、15は上部転動輪、16はイコライザである。

【0018】車体フレーム2は、前後方海に伸延する左 20 右一対の車体フレーム側部形成片20,20と、両車体フレーム側部形成片20,20の前・後端部間にそれぞれ横架した車体フレーム前・後端部形成片21,22とを具備している。

【0019】そして、車体フレーム2は、走行部1,1の 走行フレーム10,10に前部左右側連結体23,23と後部左右 側連結体24,24とを介して連結している。

【0020】また、前部左右側連結体23,23間には前部ミッションケース25を横梁し、同前部ミッションケース25の左右側端部にそれぞれ前記した駆動輪11,11を駆動輪支輪11a,11aを介して取り付けている。

【0021】原動機部3には、主としてエンジンEを搭載しており、同エンジンEの前方位置に前部減速ケース30を第1伝動シャフト31を介して連動連結し、同前部減速ケース30の出力側に旋回用HST(静油圧式無段変速装置)32の入力側を連動連設し、同旋回用HST32の出力側に前部ミッションケース25の入力側を連動連設している。

【0022】そして、旋回用HST32のもう一つの出力側に前部PTO軸(図示せず)を連動連結すると共に、同前部PTO軸を前方に向けて突出させて、同前部PTO軸に洗車ポンプ40を着脱自在に連動連結しており、同洗車ポンプ40は、左右一対の車体フレーム側部形成片20,20の間の前部に配置している。

【0023】また、エンジンEの後方位置に後部ミッションケース33を介して直進用HST(静油圧式無段変速装置)34を連動連設し、同直進用HST34の出力側に後部ミッションケース33の入力側を連動連結して、同後部ミッションケース33の出力側に前部ミッションケース25の入力側を第2位動シャフト35を介して連動連結する一

方、後部ミッションケース33のもう一つの出力側に車体フレーム2の後部に配置した後部減速ケース36の入力側を第3伝動シャフト37を介して連動連結して、同後部減速ケース36の出力側に後部PTO軸38を遊動連結して、同後部PTO軸38を後方へ向けて突出させている。

【0024】ここで、上記した前部ミッションケース25、前部滅速ケース30、後部ミッションケース33、及び、後部減速ケース36の具体的な構成を、図3~図7を参照しながら説明する。

【0025】すなわち、前部ミッションケース25は、ケーシング体50内に左右方向に伸延する左右一対のリングギヤ伝動軸51,51を横架し、両リングギヤ伝動軸51,51の内側端部に旋回用HST32の出力軸52を入・出力側ベベルギヤ53,53,54を介して連動連結する一方、各リングギヤ伝約線51,51の外側端部に取り付けた出力ギヤ57,57と、後述するサンギヤ伝動軸56の左右側端部に回転自在に取り付けた遊星歯車機構55,55のリングギヤ58,58とを噛合させて旋回用動力伝達系Mを形成している。

【0026】そして、前部ミッションケース25は、ケーシング体50内に左右方向に伸延するサンギヤ伝動軸56を上記リングギヤ伝動軸51,51と平行させて横架し、同サンギヤ伝動軸56の中央部に直進用出力軸59を入・出力側ベルギヤ60,61を介して連動連結する一方、同サンギヤ伝動軸56の外側端部にそれぞれ遊星歯車機構55,55のサンギヤ62,62をスプライン嵌合して取り付けて直進用動力伝達系日を形成しており、直進用出力軸59は、直進用HST34に第2伝動シャフト35と後部ミッションケース33とを介して連動連結している。63は直進用クラッチ部、64はクラッチ作動アームである。

【0027】遊星歯車機構55は、図6に示すように、サンギヤ62を取り付けたサンギヤ伝動軸56に、リングギヤ58を回転自在に取り付ける一方、同サンギヤ伝動軸56と同一軸線上に配置しかつ入力ギヤ65を取り付けた駆動軸66に、キャリヤ67を上記リングギヤ58と対向状態に回転自在に取り付けて、同キャリヤ67とリングギヤ58との間に複数(例えば、三個)の遊星ギヤ68を遊星ギヤ支軸69を介して回転自在に架設し、同遊星ギヤ68にサンギヤ62と噛合する大径ギヤ68aと、上記入力ギヤ65と噛合する小径ギヤ68bとを一体成形して構成している。120はスペーサ、12 1はスペーサ連結用ボルトである。

【0028】そして、遊墾ギヤ支軸69は、直棒状(ストレートシャフト)に形成して、キャリヤ67とリングギヤ58とにそれぞれ符合させて形成した支軸挿通孔70,71中に圧入し、両端部に抜け止め用の止め輪72,72を取り付けている。

【0029】また、駆動軸66の外側端部は、駆動輪支軸 11aに入・出力ギャ73,74を介して連動連結している。

部ミッションケース33の入力側を連動連結して、同後部 【0030】このようにして、エンジンE→第1伝動シミッションケース33の出力側に前部ミッションケース25 ヤフト31→前部減速ケース30→旋回用HST32→前部ミの入力側を第2伝動シャフト35を介して連動連結する一 50 ッションケース25に動力が伝達される旋回用動力伝達系

国主、エンジンモード選集目も「30mを選集マンロンクースの 一次報の第2年級シンフトンード選集のセルスで に動力が出来される設備用動力伝達系Mと直進用動力伝 達系日の動力を前部ミッションケース25内に設けた遊星 歯車機構55,55により合流させて、その合力をそれぞれ 駆動輪支軸11a,11aを介して駆動輪11,11に伝達するデフ 装置Dを構成して、同デフ装置Dにより車体を直進走行 させることも、また、左右いずれかの方向に旋回操向さ せることもできるようにしている。

【0031】ここで、ケーシング体50は、デフ装置 Dを被覆するデフケース50aと、同デフケース50aの左右側端部に連通連設して駆動軸66,66を被覆するアクスルケース50b,50bと、各アクスルケース50b,50bの外側端部に連通連設して入・出力ギヤ73,73,74,74を被覆するギヤケース50c,50cとから形成している。

【0032】そして、左側のアクスルケース50bの上部 に潤滑油を注入するための注油口75を形成している。76 は注油口蓋体である。

【0033】また、図7に示すように、ギヤケース50cの開口端縁部の内周面と、総動輪支軸11aの周面との間には、左右一対のシールリング77,77を介設し、各シールリング77,77の外周面77aとギヤケース50cの開口端縁部50d及び駆動輪支軸11aに形成したパッキン受け片11bの内周面との間にリング状パッキン78,78を介設すると共に、両シールリング77,77の外周端縁部に合成樹脂製のリング状防魔カバー79を嵌合している。

【0034】このようにして、リング状防磨カバー79により左右一対のシールリング77,77間に泥水や摩耗粉が 浸入して錆び付くのを防止して、シールリング77.77の 寿命を延長することができるようにしている。

【0035】そして、シールリング77の外周面77aは外側端側へ下り勾配のテーパー面に形成して、リング状パッキン78の圧環力を向上させることができるようにしている。

【0036】また、シールリング77の内側面にもテーパー面77bを形成して、対向させて配置しているシールリング77,77間の潤滑性を向上させることができるようにしている。

【0037】前部滅速ケース30は、図3及び図4に示す 40ように、上下方向に伸延させて形成したケーシング体80内に、入力ギヤ81と中間ギヤ82と出力ギヤ83とを上下方向に融合させて配置し、入力ギヤ81に入力軸84の前端部をスプライン嵌合し、同入力軸84の後端部と第1伝動シャフト31の前端部とを連動連結する一方、出力ギヤ83に旋回用日ST32の入力軸85をスプライン嵌合している。66は中間軸である。

【0038】そして、前部減速ケース30は、中間輸86から旋回用HST32の入力輸85にわたって後壁80aにデフケース50aと連通する連通口87を開口しており、同連通

口87とデフ装置Dとの関に潤滑油掻き上げ流路88を形成し、同連通口87の下端緑部よりデフケース50a内に向けて潤滑油受け片89を突設している。

【0039】しかも、ケーシング体80の底部には潤滑油溜まり部90を形成して、同潤滑油溜まり部90内に潤滑油掻き上げ流路88及び連通口87を通してデフ装置D、特に、入力側ペペルギヤ60により掻き上げられた潤滑油を取り込んで貯留するようにしている。

【0040】この際、デフ装置Dにより掻き上げられた 潤滑油は、潤滑油受け片89により確実に受けて、潤滑油 溜まり部90内に取り込むようにしている。

【0041】後部ミッションケース33は、ケーシング体92内に、エンジンEの出力軸93を突出させる一方、直進用HST34の入力軸94を突出させて、両軸93,94を入・出力ギヤ96.96を介して連動連結し、また、同直進用HST34の出力軸97を突出させて、岡出力軸97と変速軸98とを変速ギヤ99,100を介して変速切替自在に連動連結している。そして、変速軸98は、前記した第2伝動シャフト35に連動連結している。

【0042】また、ケーシング体92内には中間軸101と 後方出力軸102とを横架しており、直進用HST34の入 力軸94に後方出力軸102を中間軸101を介して巡動連結し ている。そして、後方出力軸102には第3伝動シャフト3 7を連動連結している。103は出力ギヤ、104は中間ギ ヤ、105は入力ギヤである。

【0043】後部減速ケース36は、ケーシング体106内に入力軸107と中間軸108と後部PTO軸38と油圧ポンプ駆動軸109とPTOクラッチ作動用ポンプ駆動軸110とを左右方向に平行させて横架している。111はPTOクラッチ部、112は第1出力ギヤ、113は第2出力ギヤ、114は中間ギヤ群、115は第1変速ギヤ群、116は第2変速ギヤ群、117は油圧ポンプ入力ギヤ、118は作動用ボンプ入力ギヤである。

【0044】運転部4は、左右一対の車体フレーム側部 形成片20,20の中央部間に床部41を張設し、同床部41上 の前部にハンドルコラム42を立設し、同ハンドルコラム 42の上端部にハンドル(ステアリングホイール)43を取 り付け、同ハンドル43の後方位置に座席44を配置し、同 座席44の右側方位置に変速レバー45を起立状に配置する と共に、同変速レバー45の後方位置に各種作業装置 Cを 操作するための第1・第2作業装置操作用レバー46,47 を起立状に配置している。48はキャビンである。

【0045】そして、ハンドル43は、前記した旋回用日 ST32に連動連結して、同ハンドル43により旋回操作が 行えるようにする一方、変速レバー45は前記した直進用 日ST34に連動連結して、同変速レバー45により前・後 進の切替操作及び変速操作が行えるようにしている。

[0046]

【発明の効果】本発明によれば、次のような効果が得られる。

【0047】 単端東東上記載の本発明では、各遊業選集 機器は、サン学やを喰り付けたサンギや伝動軸に、リン グギヤを回転損在に取り付ける一方、網サンギヤ伝動機 と同一軸的上に配慮しかつ入力率やを取り付けた駆動軸 に、キャリヤを上記リングギヤと対解状態に顕微自存に 取り付けて、尚キャリヤとリングギヤとの際に複数の遊 量ギヤを遊览平下支御を介して回転資金に架鉄し、問題 製ギヤにサンギヤと総合する大経ギヤと、上記入力ギヤ と場合する小径をやとなっ体政形して構成している。

【0048】このようにして、進星放車機構の機線方角 10 図。 の初を小さくすることができて。同意配面複数器のコン パクト化を答ることができると非に、部島函数を大幅に 制裁することができ、その分、地工工数や組立工数を制 滅する心とがですて、鬱瞳コストの低減化な関ることが できる。

【0049】 ②請求項2記録の本発明では、遊星ギヤ支 軸は、キャリヤとリングギヤとにそれぞれ符合させて形 成した支軸挿通孔中に圧入し、商端部に抜け止め用の止 め輪を取り付けている。

【0050】このようにして、遊星ギヤの取り付け構造 20 を簡易化することができると共に、遊星ギヤ支軸の抜け 止め効果も良好に確保することができて、この点からも\*

\*部品点差、加工工数、及び、組立工数の削減下と製造コ ストの低減化を図ることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明にかかる走行車両の側面図。

【図2】 固走行車両の平面説明図。

【図3】概念的動力伝達図。

【図4】前部減速ケースと前部ミッションケースの断面 侧面図。

【図5】前部ミッションケースの一側半部の断面説明

【図6】遊星歯車機器の断面背面図。

【図7】シール部の拡大断面背面図。

【図8】従来の遊星歯車機構の断面背面図

【符号の説明】

A 走行車両

1 走行部

2 車体フレーム

3 原動機部

4 運転部

5 燃料タンク

10 走行フレーム

